

PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number : 2000-110560
 (43)Date of publication of application : 18.04.2000

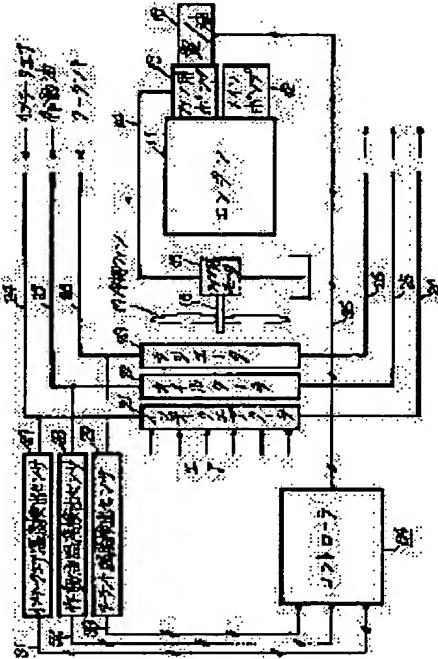
(51)Int.CI. F01P 7/04

(21)Application number : 10-286945 (71)Applicant : SHIN CATERPILLAR MITSUBISHI LTD
 (22)Date of filing : 08.10.1998 (72)Inventor : MORIYA NAOYUKI FURUTA HIDEO.

(54) FAN REVOLUTION SPEED CONTROL METHOD AND ITS DEVICE

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To efficiently drive a cooling fan in accordance with necessity of cooling.
SOLUTION: An engine 11 is furnished with a main pump 12 for work to drive a working machinery system and a revolving system of a hydraulic shovel and a pump 13 for a fan. The pump 13 for the fan controls revolution speed of a motor 15 for the fan by variably controlling a pump delivery flow rate by an electric/oil transfer valve 18 and controls fan revolution speed of a cooling fan 17. The electric/oil transfer valve 18 is controlled by a controller 34. Each of temperature of intake air, working oil and coolant cooled down by the cooling fan 17 is respectively detected by temperature detection sensors 27, 28, 29. The controller 34 controls fan revolution speed of the cooling fan 17 by controlling a delivery flow rate of the pump 13 for the fan so that each of detected temperature becomes target temperature previously set.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination] 27.09.2000

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number] 3295650

[Date of registration] 05.04.2002

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

BEST AVAILABLE COPY

[Date of extinction of right]

Copyright (C); 1998,2003 Japan Patent Office

(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号
特開2000-110560
(P2000-110560A)

(43)公開日 平成12年4月18日 (2000.4.18)

(51)Int.Cl.⁷

F 01 P 7/04

識別記号

F I

F 01 P 7/04

テーマコード(参考)

R

B

S

審査請求 未請求 請求項の数5 O.L (全8頁)

(21)出願番号

特願平10-286945

(22)出願日

平成10年10月8日 (1998.10.8)

(71)出願人 000190297

新キャタピラー三菱株式会社

東京都世田谷区用賀四丁目10番1号

(72)発明者 守屋 直行

東京都世田谷区用賀四丁目10番1号 新キ
ヤタピラー三菱株式会社内

(72)発明者 古田 秀人

東京都世田谷区用賀四丁目10番1号 新キ
ヤタピラー三菱株式会社内

(74)代理人 100062764

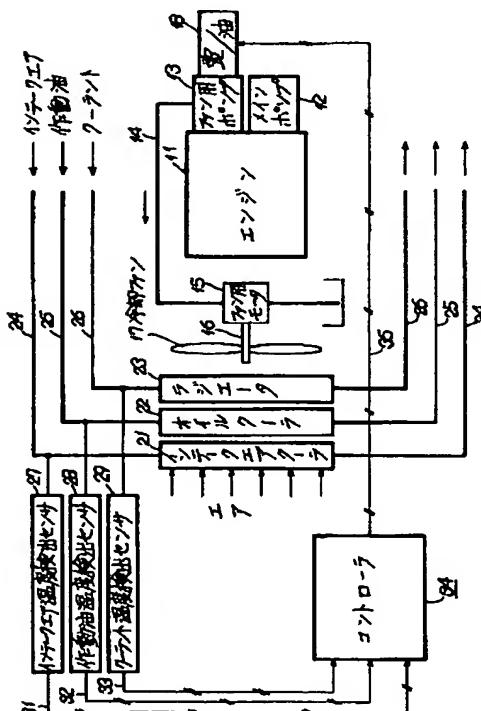
弁理士 横澤 裏 (外2名)

(54)【発明の名称】 ファン回転数制御方法およびその装置

(57)【要約】

【課題】 冷却の必要度に応じて冷却ファンを効率良く駆動する。

【解決手段】 エンジン11は、油圧ショベルの作業機系や旋回系を駆動する作業用のメインポンプ12と、ファン用ポンプ13とを備えている。ファン用ポンプ13は、電油変換弁18によりポンプ吐出流量を可変制御することで、ファン用モータ15の回転数を制御し、冷却ファン17のファン回転数を制御する。電油変換弁18はコントローラ34により制御する。冷却ファン17が冷却したインタークエア、作動油およびクーラントの各温度をそれぞれ温度検出センサ27, 28, 29により検出する。コントローラ34は、各々の検出温度が予め設定した目標温度となるようにファン用ポンプ13の吐出流量を制御して冷却ファン17のファン回転数を制御する。



【特許請求の範囲】

【請求項 1】 被冷却流体の温度を検出し、検出温度が予め設定された目標温度となるように被冷却流体を冷却する冷却ファンのファン回転数を制御することを特徴とするファン回転数制御方法。

【請求項 2】 被冷却流体は複数あり、それぞれの被冷却流体の発熱量および周囲温度に応じて整定される複数のファン目標回転数を被冷却流体ごとに決定し、

これらの複数のファン目標回転数に基づき一つの総合目標回転数を決定することを特徴とする請求項 1 記載のファン回転数制御方法。

【請求項 3】 エンジンにより作業用のメインポンプと共に駆動されるファン用ポンプにてファン用モータを介して冷却ファンを回動し、

メインポンプの出力を上昇させるとときは、冷却ファンのファン回転数を低下させることを特徴とする請求項 1 または 2 記載のファン回転数制御方法。

【請求項 4】 エンジンと、エンジンにより駆動される作業用のメインポンプと、メインポンプと共にエンジンにより駆動されるファン用ポンプと、

ファン用ポンプから吐出された作動流体にて作動するファン用モータと、

ファン用モータにより回動される冷却ファンと、冷却ファンにて冷却された被冷却流体の温度を検出する温度検出センサと、

温度検出センサにより検出された被冷却流体の検出温度が予め設定された目標温度となるようにファン用ポンプの吐出流量制御を通じて冷却ファンのファン回転数を制御するコントローラとを具備したことを特徴とするファン回転数制御装置。

【請求項 5】 コントローラは、複数の被冷却流体の発熱量および周囲温度に応じて整定される複数のファン目標回転数を被冷却流体ごとにそれぞれ決定する複数の比例積分制御器と、これらの複数のファン目標回転数に基づき一つの総合目標回転数を決定する総合目標回転数決定器とを具備したことを特徴とする請求項 4 記載のファン回転数制御装置。

【発明の詳細な説明】**【0001】**

【発明の属する技術分野】 本発明は、冷却ファンのファン回転数を制御するファン回転数制御方法およびその装置に関する。

【0002】

【従来の技術】 従来、油圧ショベルなどの車両に搭載されたエンジンの冷却ファンは、エンジンの回転軸からブーリなどを経由して駆動されており、一般的には、冷却ファンにより冷却される油圧回路の作動油などの温度に

関わらず、常にエンジン回転数に比例したファン回転数で回転している。

【0003】

【発明が解決しようとする課題】 この場合、作動油などの温度が低く、冷却の必要がない時でも、冷却ファンはエンジン回転数に比例した回転数で回転しており、そのため、エンジン出力を無駄に浪費しているとともに、冷却ファンによる周囲騒音も常に一定のレベル以上ある。

10 【0004】 また、常に冷却しているために、作動油温の上昇が遅い冬期には、作動油の粘性が高いことによる応答性劣化も発生している。

【0005】 本発明は、このような点に鑑みなされたもので、冷却の必要度に応じて冷却ファンを効率良く駆動することを目的とするものである。

【0006】

【課題を解決するための手段】 請求項 1 に記載された発明は、被冷却流体の温度を検出し、検出温度が予め設定された目標温度となるように被冷却流体を冷却する冷却

20 ファンのファン回転数を制御するファン回転数制御方法である。

【0007】 そして、ファン回転数をフィードバックするのではなく、被冷却流体の実際の検出温度をフィードバックして目標温度との誤差により制御するので、冷却の必要度に応じて冷却ファンを効率良く駆動できる。

【0008】 請求項 2 に記載された発明は、請求項 1 記載のファン回転数制御方法において、被冷却流体は複数あり、それぞれの被冷却流体の発熱量および周囲温度に応じて整定される複数のファン目標回転数を被冷却流体ごとに決定し、これらの複数のファン目標回転数に基づき一つの総合目標回転数を決定するファン回転数制御方法である。

【0009】 そして、複数の被冷却流体に対応する複数のファン目標回転数に基づき一つの総合目標回転数を決定するので、複数の被冷却流体を一つの冷却ファンにより冷却する場合に適する。

【0010】 請求項 3 に記載された発明は、請求項 1 または 2 記載のファン回転数制御方法において、エンジンにより作業用のメインポンプと共に駆動されるファン用ポンプにてファン用モータを介して冷却ファンを回動し、メインポンプの出力を上昇させるとときは、冷却ファンのファン回転数を低下させるファン回転数制御方法である。

【0011】 そして、ファン回転数を低下させて、エンジンで駆動されるファン用ポンプおよびファン用モータ系のファン駆動馬力を下降させることにより、同じくエンジンで駆動される作業用のメインポンプの出力を相対的に上昇させる。

【0012】 請求項 4 に記載された発明は、エンジンと、エンジンにより駆動される作業用のメインポンプ

と、メインポンプと共にエンジンにより駆動されるファン用ポンプと、ファン用ポンプから吐出された作動流体にて作動するファン用モータと、ファン用モータにより回動される冷却ファンと、冷却ファンにて冷却された被冷却流体の温度を検出する温度検出センサと、温度検出センサにより検出された被冷却流体の検出温度が予め設定された目標温度となるようにファン用ポンプの吐出流量制御を通じて冷却ファンのファン回転数を制御するコントローラとを具備したファン回転数制御装置である。

【0013】そして、コントローラは、温度検出センサにより検出された被冷却流体の実際の検出温度が目標温度となるようにファン用ポンプの吐出流量制御を通じて冷却ファンのファン回転数を制御するので、冷却の必要度に応じて冷却ファンを効率良く駆動できるとともに、冷却の必要度が高いときはファン回転数を低下させるので、冷却ファンによる周囲騒音を下げるができるとともに、ファン駆動馬力が減少するので、同一エンジンで駆動される作業用のメインポンプの出力を相対的に上昇させることができる。

【0014】請求項5に記載された発明は、請求項4記載のファン回転数制御装置において、コントローラは、複数の被冷却流体の発熱量および周囲温度に応じて整定される複数のファン目標回転数を被冷却流体ごとにそれぞれ決定する複数の比例積分制御器と、これらの複数のファン目標回転数に基づき一つの総合目標回転数を決定する総合目標回転数決定器とを具備したファン回転数制御装置である。

【0015】そして、複数の比例積分制御器により決定された複数の被冷却流体に対応する複数のファン目標回転数に基づき、総合目標回転数決定器により一つの総合目標回転数を決定するので、複数の被冷却流体を一つの冷却ファンにより冷却する場合に適する。

【0016】

【発明の実施の形態】以下、本発明を図面に示された実施の一形態を参照しながら説明する。

【0017】図1は、ファン回転数制御装置の概要を示し、油圧ショベルなどの建設機械の車両に搭載されたエンジン11は、作動油を圧送供給する作業用のメインポンプ12と、ファン用ポンプ13とを備え、これらのメインポンプ12およびファン用ポンプ13と共に駆動する。なお、油圧ショベルは、履帯などの走行系を備えた下部走行体に、旋回系を介して上部旋回体が旋回可能に設けられ、この上部旋回体に作業機系が設けられている。この作業機系は、ブーム、アーム、バケットおよびこれらを作動する油圧シリンダを備えている。

【0018】メインポンプ12は、上記車両に装備された走行系の油圧モータ、旋回系の油圧モータ、作業機系の油圧シリンダなどの各種油圧アクチュエータに作動流体としての作動油を供給する。

【0019】ファン用ポンプ13は、管路14に吐出した作

動流体としての作動油によりファン用モータ15を作動する。このファン用モータ15は、その回転軸16に冷却ファン17を一体に装備し、この冷却ファン17を回動する。

【0020】ファン用ポンプ13は、入力信号を電気信号とし出力信号を油圧信号とした電油変換弁18を備え、この電油変換弁18から出力された油圧信号によりファン用ポンプ13のポンプ吐出流量を可変制御して、ファン用モータ15の回転数を可変制御できる可変容量型ポンプである。

10 【0021】冷却ファン17と対向する位置には、インテークエアクラー21、オイルクラー22およびラジエータ23が順次配置され、インテークエアクラー21にはインテークエア配管24が、オイルクラー22には作動油配管25が、ラジエータ23にはクーラント配管26が、それぞれ配設されている。

【0022】インテークエア配管24には被冷却流体としてのインテークエアの温度を検出するインテークエア温度検出センサ27が、作動油配管25には被冷却流体としての油圧回路の作動油の温度を検出する作動油温度検出センサ28が、クーラント配管26には被冷却流体としてのクーラント（冷却水）の温度を検出するクーラント温度検出センサ29が、それぞれ設けられ、これらの温度検出センサ27、28、29は、それぞれの入力信号ライン31、32、33を経てコントローラ34の信号入力部に接続されている。

【0023】また、このコントローラ34の信号出力部は、出力信号ライン35を経て前記電油変換弁18の信号入力部に接続されている。

【0024】そして、このコントローラ34は、各種温度30 検出センサ27、28、29により検出された温度情報信号を演算処理し、このコントローラ34からの出力信号により、電油変換弁18を介してファン用ポンプ13のポンプ吐出流量を可変制御することで、ファン用モータ15の回転数を可変制御し、温度検出センサ27、28、29により検出されたインテークエア、作動油およびクーラントの各被冷却流体の検出温度が予め設定された目標温度に到達するよう冷却ファン17のファン回転数を可変制御し、各被冷却流体がオーバヒートしないように適切に冷却する。

【0025】このように、コントローラ34は、冷却ファン17により冷却される被冷却流体の検出温度が目標温度となるようにファン回転数を可変制御するとともに、冷却ファン17のファン回転数を低下させることにより、間接的にメインポンプ12の出力を上昇させる機能も有する。

【0026】すなわち、エンジン11によりメインポンプ12と共に駆動されるファン用ポンプ13から吐出された作動油にてファン用モータ15を作動し、このファン用モータ15により冷却ファン17を回動するが、コントローラ34は、この冷却ファン17のファン回転数を低下させるよう50 ファン用ポンプ13を制御することで、ファン用ポンプ

13およびファン用モータ15で費やされるファン駆動馬力を下降させ、その分、相対的にメインポンプ12の出力を上昇させることもできる。

【0027】次に、コントローラ34は、図2に示されるように、各々の被冷却流体の検出温度に応じてファン回転数を可変制御するアルゴリズムを有する。

【0028】この図2において、予め設定されたインテークエア目標温度T_{ti}、インテークエア温度検出センサ27により検出されたインテークエア検出温度T_{mi}、予め設定された作動油目標温度T_{to}、作動油温度検出センサ28により検出された作動油検出温度T_{mo}、予め設定されたクーラント目標温度T_{tcc}、クーラント温度検出センサ29により検出されたクーラント検出温度T_{mc}の各信号は、それぞれの比例積分制御器（以下、これらの比例積分制御器を「P I制御器37, 38, 39」という）に入力される。

【0029】これらのP I制御器37, 38, 39は、インテークエア、作動油およびクーラントの各被冷却流体の発熱量および周囲温度に応じて整定される複数のファン目標回転数を被冷却流体ごとにそれぞれ決定するもので、これらのP I制御器37, 38, 39から出力されたインテークエア用ファン目標回転数N_{ti}、作動油用ファン目標回転数N_{to}およびクーラント用ファン目標回転数N_{tc}の各信号は、それぞれ飽和特性を有するリミッタ42, 43, 44により上限および下限を設定される。

【0030】これらのリミッタ42, 43, 44を経たインテークエア用ファン目標回転数N_{ti'}、作動油用ファン目標回転数N_{to'}およびクーラント用ファン目標回転数N_{tc'}は、総合目標回転数決定器45に入力され、この総合目標回転数決定器45により、複数のファン目標回転数N_{ti'}、N_{to'}、N_{tc'}から一つの総合目標回転数N_{tt}を演算して決定する。

【0031】例えば、この総合目標回転数決定器45は、それぞれの被冷却流体のファン目標回転数N_{ti'}、N_{to'}、N_{tc'}を二乗し、それらを加算し、その平方根を求ることにより総合目標回転数N_{tt}を演算する。すなわち、

$$N_{tt} = \{\sum (\text{被冷却流体 } n \text{ のファン目標回転数})^2\}^{1/2}$$

または、 $N_{tt} = \{(N_{ti'})^2 + (N_{to'})^2 + (N_{tc'})^2\}^{1/2}$ となる。

【0032】この総合目標回転数N_{tt}は、さらに飽和特性により下限および上限を設定するリミッタ46を経て、最終的なファン目標回転数N_{tf}となる。

【0033】図3には、前記作動油温度に関するP I制御器38の詳細が示されている。

【0034】この図3において、作動油目標温度T_{to}および作動油検出温度T_{mo}は、それらの誤差を演算するための比較器51に導かれ、この比較器51から出力された誤差信号にゲイン52が乗算された後に、下限および上限を

設定する飽和特性を有するリミッタ53により制限処理された信号値と、上記誤差信号にゲイン54が乗算され、積分器55により積分処理され、さらにリミッタ56により制限処理された信号値と、予期されたファン回転数N_{ef}とが、加算器57にて加算されることにより、前記作動油用ファン目標回転数N_{to}が決定される。

【0035】同様にして、インテークエア目標温度T_{ti}およびインテークエア検出温度T_{mi}がP I制御器37で処理されて、前記インテークエア用ファン目標回転数N_{ti}が決定され、また、クーラント目標温度T_{tcc}およびクーラント検出温度T_{mc}がP I制御器39で処理されて、前記クーラント用ファン目標回転数N_{tc}が決定される。

【0036】次に、図示された実施形態の作用を説明する。

【0037】図2および図3に示されるように、温度検出センサ27, 28, 29により検出されたインテークエア、作動油およびクーラントの各被冷却流体の温度情報をもとに、各被冷却流体の検出温度が目標温度に到達するよう、比較器51などを含むP I制御器37, 38, 39、およびリミッタ46などを通じて得られたファン目標回転数N_{tf}により、冷却ファン17のファン回転数を制御する。

【0038】すなわち、インテークエア、作動油およびクーラントのいずれかの被冷却流体の検出温度がそれらの目標温度より高いときは、その温度誤差に応じてファン目標回転数N_{tf}を上昇させて、より強い冷却効果が得られるように、常時または定期的に温度検出センサ27, 28, 29で検出された温度情報をファン回転数にフィードバックして、回転数センサを用いることなく、ファン回転数を制御できるようにしている。

【0039】その際、それぞれの被冷却流体の発熱量が増加した場合、温度検出センサ27, 28, 29による検出温度が、予め設定された目標温度に到達するには、より高いファン回転数になるようP I制御器37, 38, 39が動作する。

【0040】例えば、作動油の目標温度が60°Cで、検出温度が61°Cとすると、検出温度が60°Cになるように冷却ファン17のファン回転数が増加し始める。もし、発熱量が僅かであれば、僅かなファン回転数の上昇でも、作動油温は60°Cに復帰するが、もし発熱量が大きければ、僅かなファン回転数の上昇では、作動油温は上昇を続け、それと共にファン回転数も上昇する。やがて、ファン回転数が十分に高くなると、作動油温は下がり始め、目標温度に到達するとファン回転数の増加は止まる。

【0041】また、目標温度および発熱量の条件が同じでも、周囲温度が高くなると、冷却ファン17は、同様により高いファン回転数となる。

【0042】このように、それぞれの被冷却流体の発熱量と周囲温度に応じてファン回転数の整定する値が異なる。言いかえると、温度毎に決まるファン回転数のマッ

ブを持たずに制御していることが、この制御の特徴である。

【0043】総合目標回転数決定器45が $\{\Sigma(\text{被冷却流体}n\text{のファン目標回転数})^2\}^{1/2}$ により総合目標回転数Nttを計算する場合は、どの被冷却流体のファン目標回転数が上昇した場合でも、必ず総合目標回転数Nttは増加する。

【0044】例えば、インテークエア温度、クーラント温度（冷却水温）および作動油温度から決まるそれぞれの目標回転数が、300r.p.m.、500r.p.m.、700r.p.m.とすると、総合目標回転数Nttは911r.p.m.となる。ここで、クーラント温度から決まる目標回転数が500r.p.m.から600r.p.m.に増加すると、総合目標回転数Nttは970r.p.m.となる。

【0045】仮に、総合目標回転数=最大値（被冷却流体nのファン目標回転数）で総合目標回転数を決定した場合は、クーラント温度から決まる目標回転数が500r.p.m.の時も600r.p.m.の時も、総合目標回転数は700r.p.m.となり、システム全体の発熱量が増加しているにも関わらず、総合目標回転数は変化しない。

【0046】このように、総合目標回転数決定器45は、どの被冷却流体の温度がかわっても総合目標回転数Nttが変化することも特徴の一つである。

【0047】また、油圧ショベルなどの車両において、作動油温などが低く、冷却の必要がないときは、ファン用ポンプ13から吐出される流量を電油変換弁18で少なくするように制御することで、冷却ファン17のファン回転数を強制的に下げるが、このとき、ファン用ポンプ13にて費されるエンジン11のファン駆動馬力は低下しており、その分、エンジン11で駆動されるメインポンプ12の出力を上昇させることができ、エンジン11の出力を有効に利用できるとともに、ファン回転数の低下により冷却ファン17による周囲騒音を下げることができる。

【0048】次に、ファン回転数制御方法を順を追って説明する。

【0049】（1）エンジン11のインテークエア、作動油およびクーラント（冷却水）の温度を、温度センサ27、28、29によりそれぞれ検出する。

【0050】（2）コントローラ34の内部にそれぞれ設定された各被冷却流体の目標温度と、各々の温度検出センサ27、28、29により検出された各被冷却流体の検出温度との差を、P I 制御器37、38、39の比較器51で計算し、この差にゲイン52、54および積分器55で比例積分制御をかける。

【0051】（3）このP I 制御により、それぞれの被冷却流体毎にファン目標回転数Nti、Nto、Ntcが決まり、さらにリミッタ42、43、44を経てファン目標回転数Nti'、Nto'、Ntc'が決まる。

【0052】（4）これらの複数のファン目標回転数Nti'、Nto'、Ntc'から総合目標回転数決定器45によ

り一つの総合目標回転数Nttを決める。具体的には、総合目標回転数Ntt = $\{\Sigma(\text{被冷却流体}n\text{のファン目標回転数})^2\}^{1/2}$ を用いて演算するが、後述するように、これに限定されるものではない。

【0053】そして、総合目標回転数Nttからリミッタ46を経てファン目標回転数Ntfが最終的に決定される。

【0054】（5）ファン目標回転数Ntfが得られるように、コントローラ34は電油変換弁18を駆動して、ファン用ポンプ13のポンプ吐出量を制御し、ファン用モータ15のモータ回転数を制御し、冷却ファン17のファン回転数を制御する。

【0055】（6）各被冷却流体の検出温度がそれぞれの目標温度に到達するように、前記（2）に戻り、フィードバック制御を継続する。

【0056】以上のように、このファン回転数制御は、回転数センサなどによりファン回転数を検出してフィードバック制御するものではなく、各被冷却流体の温度検出センサにより検出された温度をフィードバックして制御するので、ファン回転数の絶対値は重要ではない。

【0057】また、それぞれの被冷却流体の発熱量と周囲温度に応じてファン回転数の整定する値が異なり、それぞれの被冷却流体毎にファン目標回転数を持ち、この複数のファン目標回転数に基づき一つの総合目標回転数を決定する演算手法を備えている。

【0058】さらに、各被冷却流体の温度が低い時には、ファン回転数を下げる所以、必要とするファン駆動馬力が減少し、その分、メインポンプ油圧出力を上昇させることができる。

【0059】そして、各被冷却流体の検出温度が目標温度に到達するように制御が働くので、冬期には作動油温や冷却水温の上昇が早くなり、作動油などの温度変化とともに変動する粘性が早く安定するので、年間を通して、作動油などの粘性の差による応答性の差が小さくなり、エンジンもより安定した温度で動作するようになる。

【0060】ここで、被冷却流体の検出温度が目標温度に到達するように制御が働くとは、例えば冬期のエンジン始動直後においては、電油変換弁18によりファン用ポンプ13からの吐出流量を0または少量に制御することにより、冷却ファンを停止させたり、または最低限のファン回転数で駆動する場合も含む。

【0061】なお、総合目標回転数決定器45が総合目標回転数Nttを決定する演算手法は、既に述べたものに限定されるものではなく、他の演算方法でも可能である。

【0062】例えば、重み関数Wn ($0 \leq Wn \leq 1$ 、 $\Sigma Wn = 1$) を用いて、総合目標回転数Ntt = $\Sigma \{Wn \cdot (\text{被冷却流体}n\text{のファン目標回転数})\}$ としても良い。

【0063】また、比例積分制御器（P I 制御器）は、これのみに限定されるものではなく、一般的に用いられる比例積分微分制御器（P I D 制御器）も含み、このP

I D制御器でも問題なく動作する。

【0064】

【発明の効果】請求項1記載の発明によれば、冷却の必要度に応じて冷却ファンのファン回転数を効率良く制御できるとともに、冷却の必要度が低いときはファン回転数の低下により冷却ファンによる周囲騒音を下げることができる。

【0065】請求項2記載の発明によれば、複数の被冷却流体のそれぞれの温度情報から、対応する複数のファン目標回転数をそれぞれ決定し、これらの各ファン目標回転数に基づき一つの総合目標回転数を決定するので、複数の被冷却流体を一つの冷却ファンにより適切に冷却できる。

【0066】請求項3記載の発明によれば、ファン回転数を低下させることにより、ファン駆動馬力を下げ、相対的に作業用のメインポンプの出力を上昇させるから、エンジン出力を有効に利用できるとともに、メインポンプの出力上昇により作業性を向上できる。

【0067】請求項4記載の発明によれば、コントローラは、温度検出センサにより検出された被冷却流体の検出温度が目標温度となるようにファン用ポンプの吐出流量制御を通じて冷却ファンのファン回転数を制御するので、冷却の必要度に応じて冷却ファンを効率良く駆動できる。さらに、被冷却流体の検出温度が低いときなど、冷却の必要度が低いときは、ファン回転数を低下させるので、冷却ファンによる周囲騒音を下げるができるとともに、ファン駆動馬力が減少するので、その分、同一エンジンで駆動される作業用のメインポンプの出力を相対的に上昇させることができ、作業性を向上できる。

また、コントローラにより被冷却流体の検出温度が目標

温度に到達するように制御するので、冬期には作動油などの温度上昇が早くなり、その粘性が早く安定するので、年間を通じて、作動油などの粘性の差による応答性の差が小さくなり、エンジンもより安定した温度で動作するようになる。

【0068】請求項5記載の発明によれば、複数の比例積分制御器により決定された複数の被冷却流体に対応する複数のファン目標回転数に基づき、総合目標回転数決定器により一つの総合目標回転数を決定するので、複数の被冷却流体を一つの冷却ファンにより適切に冷却できる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明に係るファン回転数制御装置の一実施形態を示すブロック図である。

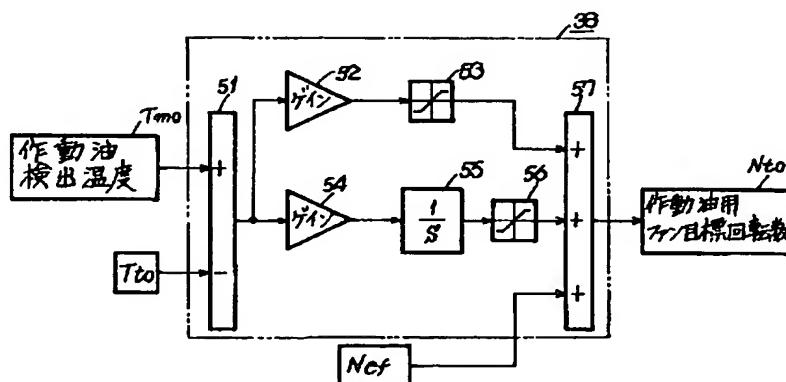
【図2】同上制御装置のコントローラにより被冷却流体の検出温度に応じてファン回転数を制御するアルゴリズムを示すブロック図である。

【図3】同上コントローラにおけるP I制御器の構成を示すブロック図である。

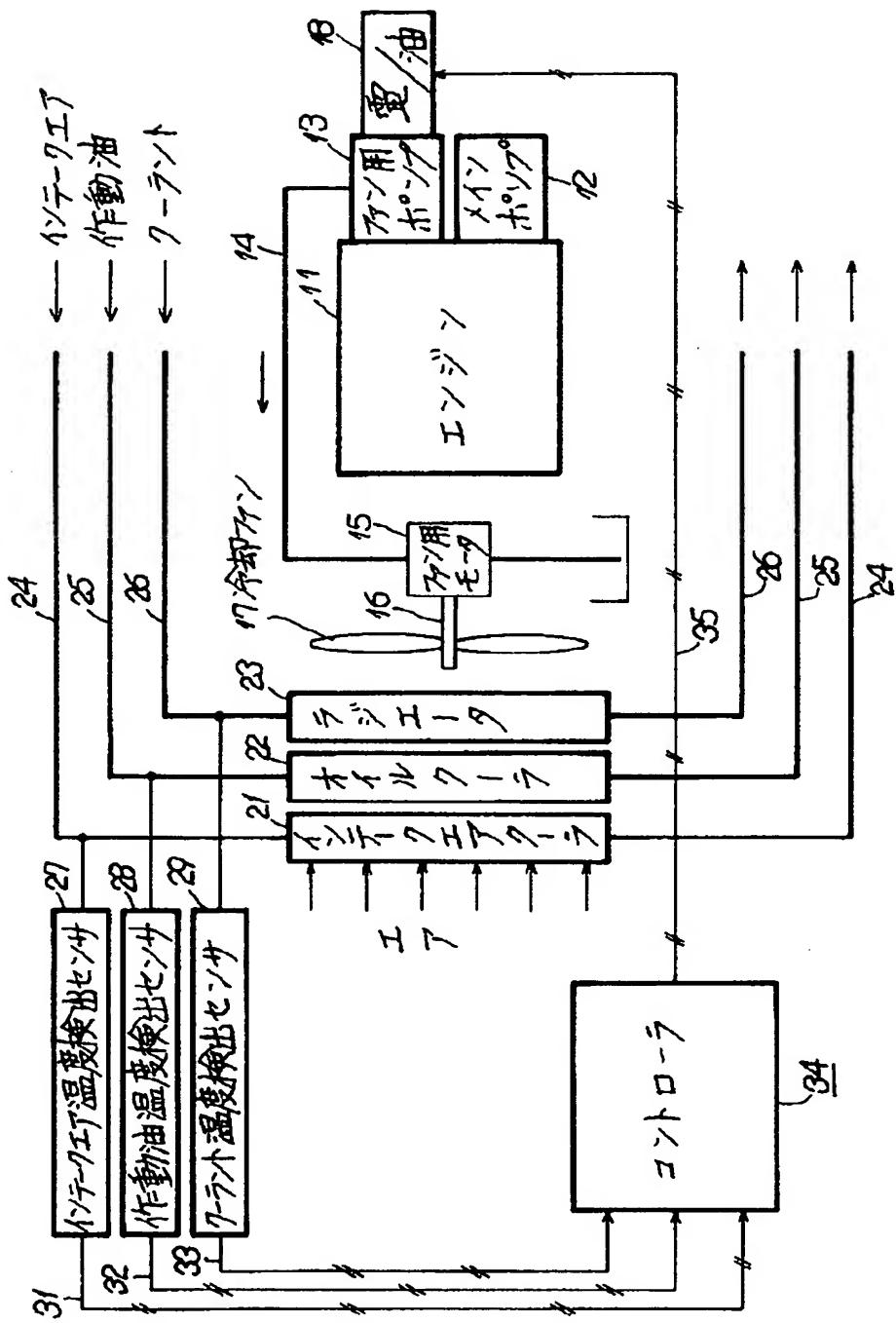
20 【符号の説明】

- 11 エンジン
- 12 メインポンプ
- 13 ファン用ポンプ
- 15 ファン用モータ
- 17 冷却ファン
- 27, 28, 29 溫度検出センサ
- 34 コントローラ
- 37, 38, 39 比例積分制御器（P I制御器）
- 45 総合目標回転数決定器

【図3】



【図1】



【図2】

